BUNDE REPUBLIK DEUTS HLAND

12 08. 2003



REC'D 0 2 SEP 2003
WIPO PCT

Prioritätsbescheinigung über die Einreichung einer Patentanmeldung

Aktenzeichen:

102 36 085.5

Anmeldetag:

7. August 2002

Anmelder/Inhaber:

Hydac Filtertechnik GmbH, Sulzbach/DE

Bezeichnung:

Hydromechanische Antriebsvorrichtung

IPC:

03/00 EDV-L B 01 D und F 15 B

Die angehefteten Stücke sind eine richtige und genaue Wiedergabe der ursprünglichen Unterlagen dieser Patentanmeldung.

München, den 11. Juli 2003

Deutsches Patent- und Markenamt

Der Präsident

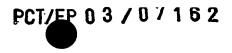
m Auftrag

PRIORITY DOCUMENT

SUBMITTED OR TRANSMITTED IN COMPLIANCE WITH RULE 17.1(a) OR (b)

#gurl a

BEST AVAILABLE COPY



BARTELS & Partner · Patentanwälte · Lange Straße 51 · D-70174 Stuttgart

.Telefon +49 - (0) 7 11 - 22 10 91 Telefax +49 - (0) 7 11 - 2 26 87 80 E-Mail: office@patent-bartels.de

BARTELS, Martin Dipl.-Ing. CRAZZOLARA, Helmut Dr.-Ing. Dipl.-Ing.

25. Juni 2002/4811

Hydac Filtertechnik GmbH, Industriegebiet D-66280 Sulzbach/Saar

Hydromechanische Antriebsvorrichtung

Die Erfindung bezieht sich auf eine hydromechanische Antriebsvorrichtung, um für den Betrieb von Bandfiltereinrichtungen Vorschubbewegungen des bandförmigen Filtermaterials in Abhängigkeit von dem in dem zu filternden Fluid herrschenden Druck zu erzeugen.

5

10

15

Bandfiltereinrichtungen, bei denen bandförmiges Filtermaterial als Separationsmedium benutzt wird, sind bekannt, vgl. DE 43 11 297 A1 oder DE 93 01 154 U1. Beim Betrieb derartiger Einrichtungen finden Vorschubbewegungen des Filtermaterials in Abhängigkeit von dem Verschmutzungsgrad des jeweils durchströmten Bandbereiches des Filtermaterials statt, um bedarfsweise frisches Filtermaterial für den Filtrationsvorgang zur Verfügung zu stellen. Da bei zunehmendem Verschmutzungsgrad des Filtermaterials der Differenzdruck zwischen der Schmutzseite und der Reinseite der Bandfiltereinrichtung ansteigt, kann die Größe dieser Druckdifferenz oder die Höhe des sich in dem das zu filternde Fluid enthaltenden Raum herrschenden Druckes als Maßgabe für das Einleiten einer Vorschubbewegung des Filtermaterials dienen.

Der Vorschub des bandförmigen Filtermaterials kann in bekannter Weise 20 durch Aufwickeln des Filtermaterials erfolgen. Wie dies beispielsweise in

10

15

20

25

der nicht zum Stand der Technik gehörenden Deutschen Patentanmeldung 101 26 443.7 gezeigt ist, wird hierbei von einem Wickel, der den Vorrat des Filtermaterials enthält, verschmutztes Band sukzessive auf einen mit der Antriebswelle der Antriebsvorrichtung verbundenen Wickel aufgewickelt. Bei solchen Bandfiltereinrichtungen wird der das unverbrauchte Filtermaterial aufweisende Vorratswickel von außen nach innen von dem zu filternden Fluid durchströmt, so dass die beim Filtrationsvorgang erfolgende Verschmutzung des Filtermaterials an den jeweils äußersten Lagen des Wickels stattfindet, die bei entsprechendem Verschmutzungsgrad vom Vorratswickel abgewickelt und auf dem mit der Antriebswelle der Antriebsvorrichtung verbundenen Wickel aufgewickelt werden.

Die üblicherweise vorgesehenen, elektromotorischen Antriebsvorrichtungen zur Erzeugung der Vorschubbewegung durch Drehen der entsprechenden Wickelwelle führen zu einem verhältnismäßig hohen baulichen Aufwand und entsprechend hohen Kosten.

Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, diesbezüglich Abhilfe zu schaffen, indem eine Antriebsvorrichtung zur Verfügung gestellt wird, die sich durch einen besonders einfachen Aufbau und entsprechend niedrige Herstellungskosten auszeichnet.

Erfindungsgemäß löst diese Aufgabe eine hydromechanische Antriebsvorrichtung, um für den Betrieb von Bandfiltereinrichtungen Vorschubbewegungen des bandförmigen Filtermaterials in Abhängigkeit von dem in dem zu filternden Fluid herrschenden Druck zu erzeugen, die aufweist:

• einen Hydrospeicher mit einem einen ersten und einen zweiten Speicherraum trennenden, beweglichen Trennelement, das auf seiner an den ersten Speicherraum angrenzenden Seite mit dem darin herrschenden Druck des zu filternden Fluids beaufschlagbar ist,

- eine eine Bewegung des Trennelementes in die Vorschubbewegung umsetzende Mechanik und
- eine Drucksteuereinrichtung, um in dem zweiten Speicherraum in Abhängigkeit von der Höhe des Druckes und/oder des Verschmutzungsgrades des filternden Fluides einen demgegenüber niedrigeren, die Bewegung des Trennelementes bewirkenden Druck zu erzeugen.
- Dadurch, dass erfindungsgemäß anstelle der beim Stand der Technik vorge-10 sehenen elektromotorischen Antriebssysteme ein hydromechanischer Antrieb vorgesehen ist, ergibt sich eine wesentliche Vereinfachung, weil weder eine äußere Energieversorgung noch eine entsprechende Steuerelektronik erforderlich sind. Bei der Erfindung dient der Druck des zu filternden 15 Fluides aufgrund der durch ihn bewirkten Bewegung des Trennelementes des Hydrospeichers sowohl als Energiequelle für den Antrieb als auch als Steuergröße für die Einleitung der Vorschubbewegung, da durch die Verschmutzung des am Filtrationsvorgang beteiligten Bandabschnittes ein entsprechender Druckanstieg in dem das verschmutzte, zu filternde Fluid ent-20 haltenden Raum der Bandfiltereinrichtung stattfindet. Der dahingehende Vorgang ist selbstregelnd, so daß eine Wandlung von Druck in ein elektrisches Signal entfallen kann.
- Bei einem bevorzugten Ausführungsbeispiel kann die Drucksteuereinrichtung, die in dem einen der Speicherräume des Hydrospeichers einen Druck erzeugt, der niedriger ist als der Druck des zu filternden Fluides, so dass eine Bewegung des Trennelementes des Hydrospeichers und damit eine Vorschubbewegung des Filtermaterials erzeugt wird, ein Steuerventil aufweisen, das durch die Bewegung des Trennelementes betätigbar ist.

Hierbei kann die Anordnung so getroffen sein, dass an dem betreffenden Speicherraum zwei Fluidanschlüsse vorgesehen sind, über deren ersten Anschluß in diesem Speicherraum der gegenüber dem Druck des im ersten Speicherraum befindlichen, zu filternden Fluids niedrigere Druck erzeugbar ist, während über den zweiten Fluidanschluß, da dieser mit dem zu filternden Fluid verbunden ist, der gleiche Druck erzeugbar ist, wie er im ersten Speicherraum herrscht.

Bei dieser Anordnung ist das Steuerventil so ausgebildet, dass es durch die Bewegung des Trennelementes des Hydrospeichers in der Weise betätigt wird, dass bei einer Endstellung des Trennelementes der erste Fluidanschluß freigegeben und der zweite Fluidanschluß gesperrt wird und bei der anderen Endstellung des Trennelementes der zweite Fluidanschluß freigegeben und der erste Fluidanschluß gesperrt wird.

Um in dem zweiten Speicherraum den gegenüber dem Druck des zu filternden Fluides niedrigeren Druck über den ersten Fluidanschluß zu erzeugen, kann an diesem Anschluß ein Druckbegrenzungsventil vorgesehen sein, das auf einen Druckwert einstellbar ist, der niedrigerer ist als der am zweiten Fluidanschluß anstehende Druck des zu filternden Fluids. Alternativ kann dieser Fluidanschluß auch mit dem Raum der Bandfiltereinrichtung in Verbindung sein, der das gefilterte Fluid enthält, das einen gegenüber dem Druck des zu filternden Fluids niedrigeren Druck aufweist.

25

20

5

Aufgrund des hydrodynamischen Arbeitsprinzips der erfindungsgemäßen Antriebsvorrichtung, bei der keine äußere Energieversorgung oder externe Steuerung erforderlich sind, läßt sich die Antriebsvorrichtung in die betreffende Bandfiltereinrichtung integrieren. Beispielsweise kann die Antriebs-

vorrichtung zur Gänze in die betreffende Bandfiltereinrichtung so eingebaut werden, dass sich der Hydrospeicher in dem oder an dem das zu filternde Fluid enthaltenden Raum befindet, das unmittelbar in den ersten Speicherraum des Hydrospeichers durch entsprechende Durchlässe eintreten kann. Vorzugsweise findet als Hydrospeicher ein Membranspeicher Verwendung. Die Mechanik zur Erzeugung der Vorschubbewegung aufgrund der hin und hergehenden Bewegung des Trennelementes, beispielsweise der Membran des Membranspeichers, kann eine hin und hergehende, mit dem Trennelement verbundene Betätigungsstange als Teil eines Ratschenantriebes aufweisen, der die hin und hergehende Bewegung mittels eines Klinkenrades und einer mit dessen Verzahnung zusammenwirkenden Klinke in eine nur in einem Drehsinn (Aufwickeldrehsinn) erfolgende Drehbewegung umsetzt, um die Wickelwelle für die Aufnahme des Wickels mit dem verschmutzten Filtermaterial zu drehen. Anstelle des Klinkenrades könnte auch ein sonsti-

Nachstehend ist die Erfindung anhand eines in der Zeichnung dargestellten Ausführungsbeispieles im einzelnen erläutert. Es zeigen:

ger Ratschenantrieb, beispielsweise ein Freilaufantrieb (nicht dargestellt),

20

25

10

15

eingesetzt sein.

- Fig. 1 einen schematisch stark vereinfachten Längsschnitt nur des Membranspeichers des Ausführungsbeispieles der erfindungsgemäßen Antriebsvorrichtung;
- Fig. 2 eine schematisierte Funktionsskizze des Ausführungsbeispieles der Antriebsvorrichtung und
- Fig. 3 eine schematisierte Funktionsskizze in Form einer Draufsicht auf denjenigen Teil einer Bandfiltereinrichtung, in dem ein Vorratswickel bandförmigen Filtermaterials und ein mittels der erfindungsgemäßen An-

10

15

20

triebsvorrichtung zu drehender Wickel für das Aufwickeln benutzten Filtermaterials untergebracht sind.

Fig. 3 zeigt in stark schematisierter Darstellung innerhalb eines Gehäuses 1 den Raum 3, in dem sich ein zu filterndes, schmutzbelastetes Fluid befindet. Im Raum 3 ist frei drehbar ein Vorratswickel 5 mit bandförmigem Filtermaterial auf einem fluiddurchlässigen Kern 7 gelagert. Der innerhalb des Kernes 7 befindliche Raum 9 nimmt das gefilterte Fluid auf, welches den Wickel 5 von außen nach innen, d. h. vom Raum 3 her, durchströmt, wobei der Filtrationsgvorgang durch Tiefenfiltrationswirkung stattfindet und sich die ausgefilterten Schmutzpartikel an den äußersten Lagen des Vorratswikkels 5 absetzen.

Der Anstieg der Druckdifferenz zwischen dem Raum 3 mit dem zu filternden Fluid und dem Raum 9 mit dem gefilterten Fluid, wie er sich aufgrund der Zunahme des Verschmutzungsgrades der äußeren Lagen des Vorratswickels 5 ergibt, dient als Steuergröße für die Auslösung eines Vorschubvorganges für das bandförmige Filtermaterial. Hierbei wird dieses vom Vorratswickel 5 ab- und auf einen Aufnahmewickel 11 aufgewickelt. Die sich bei dieser Vorschubbewegung ergebenden Drehrichtungen von Vorratswikkel 5 und Aufnahmewickel 11 sind durch Bogenpfeile angedeutet. Der Aufnahmewickel 11 wird durch eine Wickelwelle 13 (siehe auch Fig. 2) der erfindungsgemäßen Antriebsvorrichtung in Drehung versetzt.

Fig. 2 zeigt schematisch vereinfacht den als Ganzes mit 15 bezeichneten Ratschenantrieb, welcher die Drehbewegung der Wickelwelle 13 aufgrund hin und hergehender Bewegungen einer Betätigungsstange 17 erzeugt. Die in Richtung des Doppelpfeiles 19 hin und hergehenden Bewegungen der Stange 17 führen zu hin und hergehenden Schwenkbewegungen eines um

10

15

20

25

die Wickelwelle 13 frei schwenkbaren Klinkenhebels 21, an dem eine für den Eingriff in die Verzahnung 27 eines Klinkenrades 23 federbelastete Klinke 25 angelenkt ist. Diese Klinke 25 wirkt mit der sägezahnartigen Verzahnung 27 des Klinkenrades 23 so zusammen, dass lediglich bei Bewegung der Betätigungsstange 17 nach links in Fig. 2 eine Drehbewegung des Klinkenrades 23 entgegen dem Uhrzeigersinn erfolgt.

Nähere Einzelheiten der hydromechanischen Einrichtung zum Erzeugen der hin und hergehenden Bewegung der Stange 17 sind in Fig. 1 dargestellt. Diese Einrichtung weist einen Hydrospeicher in Form eines Membranspeichers 29 auf, dessen Membran 31 ein bewegliches Trennelement zwischen einem ersten Speicherraum 33 und einem zweiten Speicherraum 35 bildet. Eine Druckplatte 37, die an der Membran 31 an deren dem Speicherraum 35 zugewandten Seite anliegt, ist mit der Betätigungsstange 17 fest verbunden, die sich, zentral gelegen, in Längsrichtung des Gehäuses des Membranspeichers 29 erstreckt und bei Bewegungen der Membran 31 in dieser Längsrichtung hin und hergehend (Doppelpfeil 19) bewegbar ist. Der am Speicherraum 33 befindliche, endseitige Deckel 39 bildet nicht nur eine Führung für die Betätigungsstange 17, sondern weist auch Durchlässe 41 auf, über die der Speicherraum 33 mit dem das zu filternde Fluid enthaltenden Raum 3 (siehe Fig. 3) der Bandfiltereinrichtung in Verbindung ist, so dass im Speicherraum 33 im Betrieb der Druck des zu filternden Fluides herrscht. Am Deckel 39 sowie an einer Anschlagplatte 43 der Betätigungsstange 17 stützt sich eine Druckfeder 45 ab, so dass die Membran 31 und die Betätigungsstange 17 für eine Bewegung in der Zeichnung nach rechts in eine in Fig. 1 gezeigte Endstellung vorgespannt ist.

Der in Fig. 1 linksseitig gelegene Raum 35 ist bis auf einen ersten Fluidanschluß 47 und einen zweiten Fluidanschluß 49 geschlossen. Ein im Raum

10

15

35 befindliches Steuerventil weist einen beweglichen Ventilkörper 51 auf. Der in Fig. 1 lediglich schematisch vereinfacht angedeutete Ventilkörper 51 bildet Teil eines Sitzventils, durch das, abhängig von der Stellung des Ventilkörpers 51, jeweils einer der Fluidanschlüsse 47, 49 geöffnet und der jeweils andere Anschluß 47, 49 geschlossen werden kann. Der Ventilkörper 51 ist durch die Bewegung der Membran 31 steuerbar. Bei der in Fig. 1 gezeigten, rechtsseitig gelegenen Endstellung der Membran 31 befindet sich der Ventilkörper 51 in einer Position, bei der der erste Fluidanschluß 47 geöffnet und er zweite Fluidanschluß 49 geschlossen ist. Die Betätigung des Ventilkörpers 51 erfolgt über ein ihn mit der Membran 31 kuppelndes, überzentrisches Kippsprungwerk in der Weise, dass die Stellung des Ventilkörpers 51 lediglich in den beiden Endstellungen der Membran 31 praktisch schlagartig umgeschaltet wird. Dieses Kippsprungwerk weist einen am Ventilkörper 41 angelenkten, in einer Hülse 53 gegen Federbelastung verschiebbar geführten Betätigungstößel 55 auf. Die Hülse 53 ist über einen gabelförmigen Lenker 57 mit dem zugekehrten Ende 59 der Betätigungsstange 17 gelenkig verbunden. Am freien Ende der Hülse 53 befindet sich eine Rolle 61, die an der Innenseite des Membranspeichergehäuses abrollt.

Bei einer Bewegung der Membran 31 aus der in Fig. 1 gezeigten Endstellung nach links bewegt sich die Hülse 53, wobei die Rolle 61 in Richtung eines Pfeiles 63 an der Speicherinnenwand abrollt, wobei der Stößel 55 gegen Federkraft in die Hülse 53 geringfügig einfährt. Bei Erreichen der überzentrischen Stellung der Hülse 53, was bei dem Erreichen der linksseitigen Endstellung der Membran 31 der Fall ist, schlägt der Stößel 55 aufgrund seiner Federbelastung den Ventilkörper 51 um seinen mit 65 bezeichneten Drehpunkt mit einer Schwenkbewegung, die mit gestricheltem Pfeil 67 angedeutet ist, in die andere Ventilstellung um, so dass der Flui-

10

15

danschluß 49 schlagartig geöffnet und der Fluidanschluß 47 schlagartig geschlossen wird.

Die Funktionsweise der Antriebsvorrichtung ist wie folgt: bei der in Fig. 1 gezeigten Arbeitsstellung herrscht in dem Speicherraum 33 der Druck des zu filternden Fluids. Der im anderen Speicherraum 35 herrschende Druck ist mittels eines am Fluidanschluß 47 befindlichen Druckbegrenzungsventils 69 auf einem demgegenüber niedrigeren Druck eingestellt. Wenn beim Betrieb der Bandfiltereinrichtung aufgrund zunehmenden Verschmutzungsgrades des Filtermaterials der Druck des zu filternden Fluides und damit der Druck im Speicherraum 33 auf einen Wert ansteigt, bei dem die Wirkung der Rückstellfeder 45, die die Membran 31 in der in Fig. 1 rechts gelegenen Endstellung zu halten sucht, überwunden wird, bewegt sich die Membran 31 und damit die Betätigungsstange 17 in der Zeichnung nach links, wobei, siehe Fig. 2, die Wickelwelle 13 mittels des Ratschenantriebes 15 gedreht wird, so dass durch den Antrieb des Aufnahmewickels 11 mittels der Wikkelwelle 13 verbrauchtes Filtermaterial vom Vorratswickel 5 ab- und auf den Aufnahmewickel 11 aufgewickelt wird.

Bei Erreichen der linksseitigen Endstellung der Membran 31 (diese Stellung ist nicht gezeigt) schlägt das Kippsprungwerk den Ventilkörper 51 schlägartig um, so dass aufgrund der Schwenkbewegung entsprechend dem Pfeil 67 (Fig. 1) der Fluidanschluß 49 geöffnet und der Fluidanschluß 47 geschlossen wird. Der Fluidanschluß 49 ist mit dem zu filternden Fluid (Raum 3 in Fig. 3) verbunden, so dass nunmehr im Speicherraum 35 der gleiche Druck wie im Speicherraum 33 herrscht, wodurch die Membran 31 durch die Rückstellkraft der Feder 45 wieder in der Zeichnung nach rechts in die in Fig. 1 gezeigte Endstellung bewegt wird, wobei das Kippsprungwerk den Ventilkörper 51 wiederum in die in Fig. 1 gezeigte Ventilstellung um-

10

15

20

25

schlägt, so dass der Ausgangszustand wieder erreicht ist, d. h. ein Arbeitsspiel abgeschlossen ist.

Anstelle des in Fig. 1 und 2 gezeigten Anschlusses eines einstellbaren Druckbegrenzungsventiles am Fluidanschluß 47 könnte der Fluidanschluß 47 unmittelbar mit dem das gefilterte Fluid enthaltenden Raum 9 (Fig. 3) verbunden sein, wo ein niedrigeres Druckniveau herrscht als im Raum 3. Bei Benutzung eines Druckbegrenzungsventils 69 wird die anfallende Lenkmenge in den (nicht dargestellten) Tank vor der Bandfiltereinrichtung abgeführt.

Fig. 2 und 3 zeigen, dass die gesamte Antriebsvorrichtung in das Gehäuse 1 einer betreffenden Bandfiltereinrichtung eingebaut ist. Wie aus Fig. 3 entnehmbar ist, wird bei fortschreitendem Betrieb, wo Filtermaterial sukzessive vom Vorratswickel 5 ab- und auf den Ausnahmewickel 11 aufgewickelt wird, letzterer im Durchmesser größer, während der Durchmesser des Vorratswickels 5 kleiner wird. Wie Fig. 2 und 3 zeigen, sind in Anpassung an diesen Umstand die Wickelwelle 13 und der Aufnahmewickel 11 an einer schwenkbar gelagerten Schwinge 71 angebracht. Wie Fig. 2 zeigt, sind an dieser Schwinge 71 sämtliche Komponenten der Antriebsvorrichtung angebracht, also sowohl der Membranspeicher 29 mit der Betätigungsstange 17 als auch der dadurch betätigbare Ratschenantrieb 15 für die Wickelwelle 13. Bei der Vergrößerung des Durchmessers des Aufnahmewickels 11 ist daher die gesamte Antriebsvorrichtung mit der Schwinge 71 zur Anpassung an den Wickeldurchmesser beweglich, so dass die Drehachse der Wickelwelle 13 so verlagerbar ist, wie dies in Fig. 3 mit gestrichelten Linien gezeigt ist.

Anstelle des beim Ausführungsbeispiel vorgesehenen Membranspeichers 29 kann ein andersartiger Hydrospeicher mit beweglichem Trennelement Verwendung finden, um die Betätigungsstange 17 der Antriebsvorrichtung hin und hergehend zu betätigen. Der genannte Hydrospeicher dient nicht im klassischen Sinne dem Einspeichern von hydraulischer Energie, sondern ist hier mehr als Medien-Trennelement zu verstehen, wobei ein Trennelement 31 zwei Speicherräume 33,35 Medien trennend voneinander separiert.

Anstelle der aufgezeigten Druckdifferenz könnte auch der Staudruck abgenommen werden, der mit wachsendem Verschmutzungsgrad zunimmt. Dabei wird vorzugsweise der Speicherraum 35 mit dem Tank über das Ventil
69 verbunden. Die Größe der Druckdifferenz oder des Staudruckes läßt
sich über die Federkraft des genannten Ventils 69 einstellen. Durch das
Kippsprungwerk 53,55 ist darüber hinaus eine Sicherheitsfunktion realisiert,
die einen Auslaßvorgang auslöst, beispielsweise bei unzulässig hohen
Druckspitzen im jeweiligen Speicherraum. Da über den Fluidanschluß 49
der Speicherraum 35 mit der Schmutzseite der Vorrichtung verbindbar ist,
kann vor dem Anschluß 49 eine entsprechende Filtervorrichtung vorgesehen sein (nicht dargestellt).

Patentansprüche

- Hydromechanische Antriebsvorrichtung, um für den Betrieb von Bandfiltereinrichtungen Vorschubbewegungen des bandförmigen Filtermaterials in Abhängigkeit von dem in dem zu filternden Fluid herrschenden
 Druck zu erzeugen, mit
 - einem Hydrospeicher (29) mit einem einen ersten (33) und einen zweiten Speicherraum (35) trennenden, beweglichen Trennelement (31), das auf seiner an den ersten Speicherraum (33) angrenzenden Seite mit dem darin herrschenden Druck des zu filternden Fluids beaufschlagbar ist,
 - einer eine Bewegung des Trennelementes (31) in die Vorschubbewegung umsetzenden Mechanik (15,17) und
- einer Drucksteuereinrichtung (47, 49, 51), um in dem zweiten Speicherraum (35) in Abhängigkeit von der Höhe des Druckes und/oder Verschmutzungsgrades des zu filternden Fluides einen demgegenüber niedrigeren, die Bewegung des Trennelementes (31) bewirkenden Druck zu
 erzeugen.
- Antriebsvorrichtung nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass die Drucksteuereinrichtung zwei am zweiten Speicherraum (35) des Hydrospeichers (29) vorgesehene Fluidanschlüsse (47 und 49) aufweist, über deren ersten Anschluß (49) in diesem Speicherraum (35) der gegenüber dem Druck im ersten Speicherraum (33)niedrigere Druck erzeugbar ist und über deren zweiten Anschluß (49) im zweiten Speicherraum (35) der auch im ersten Speicherraum (33) herrschende Druck erzeugbar ist, und dass die Drucksteuereinrichtung ein Steuerventil (51) besitzt, das durch die Bewegung des Trennelementes (31) betätigbar ist, um bei einer Endstellung des Trennelementes (31) den ersten Anschluß

- (47) frei zu geben und den zweiten Anschluß (49) zu sperren und bei der anderen Endstellung des Trennelementes (31) den zweiten Anschluß (49) frei zu geben und den ersten Anschluß (47) zu sperren.
- Antriebsvorrichtung nach Anspruch 2, dadurch gekennzeichnet, dass der zweite Fluidanschluß (49) sowie der erste Speicherraum (33) des Hydrospeichers (29) mit dem zu filternden Fluid verbunden sind.
- Antriebsvorrichtung nach Anspruch 2 oder 3, dadurch gekennzeichnet,
 dass der erste Fluidanschluß (47) mit einem Druckbegrenzungsventil
 (69) verbunden ist, das auf einen Druckwert einstellbar ist, der niedriger ist als der am zweiten Fluidanschluß (49) anstehende Druck des zu filternden Fluids.
- 5. Antriebsvorrichtung nach Anspruch 2 oder 3, dadurch gekennzeichnet, dass der erste Fluidanschluß (47) mit dem durch das bandförmige Filtermaterial gefilterten Fluid (9) verbunden ist, das einen gegenüber dem Druck des zu filternden Fluids niedrigeren Druck aufweist.
- 6. Antriebsvorrichtung nach einem der Ansprüche 2 bis 5, dadurch gekennzeichnet, dass das Steuerventil (51) mit dem beweglichen Trennelement (31) über eine das Umschalten des Steuerventils (51) nur in den Endstellungen des Trennelementes (31) bewirkende kinematische Einrichtung (53,55) verbunden ist.

7. Antriebsvorrichtung nach Anspruch 6, dadurch gekennzeichnet, dass als kinematische Einrichtung ein überzentrisches Kippsprungwerk (53,55) für im wesentlichen schlagartiges Öffnen und Schließen der entsprechenden Fluidanschlüsse (47,49) vorgesehen ist.

- 8. Antriebsvorrichtung nach einem der Ansprüche 2 bis 7, dadurch gekennzeichnet, dass das Trennelement (31) mittels einer Federanordnung (45) in seine der Offenstellung des ersten Fluidanschlusses (47) und der Schließstellung des zweiten Fluidanschlusses (49) entsprechende Endstellung vorgespannt ist.
- Antriebsvorrichtung nach Anspruch 8, dadurch gekennzeichnet, dass das bewegliche Trennelement (31) des Hydrospeichers (29) mit einer durch dessen Bewegung in Längsrichtung hin und hergehend verschiebbaren Betätigungsstange (17) verbunden ist, die Teil der die Bewegung des Trennelementes (31) in die Vorschubbewegung des Filtermaterials umsetzenden Mechanik ist.
- 10. Antriebsvorrichtung nach Anspruch 9, gekennzeichnet durch einen mittels der hin und hergehenden Betätigungsstange (17) antreibbaren Ratschenantrieb (15) mit einem durch die Bewegung der Betätigungsstange (17) nur in einem Drehsinne antreibbaren Klinkenrad (23), das mit einer Wickelwelle (13) für den Antrieb eines Wickels (11) des bandförmigen
 Filtermaterials verbunden ist.
- 11. Antriebsvorrichtung nach Anspruch 10, dadurch gekennzeichnet, dass die die Vorschubbewegung des bandförmigen Filtermaterials erzeugende Mechanik an einer Schwinge (71) angebracht ist, die für eine eine Anpassung an unterschiedliche Wickeldurchmesser des bandförmigen Filtermaterials ermöglichende Verlagerung der Drehachse der Wickelwelle (13) schwenkbar gelagert ist.

10

15

20

- 12. Antriebsvorrichtung nach einem der Ansprüche 1 bis 11, dadurch gekennzeichnet, dass der Hydrospeicher (29) in dem oder an dem das zu filternde Fluid enthaltenden Raum (3) der betreffenden Bandfiltereinrichtung angeordnet ist und sein erster Speicherraum (33) einen den Eintritt des zu filternden Fluides ermöglichenden Durchlaß (41) aufweist.
- 13. Antriebsvorrichtung nach den Ansprüchen 7 und 12, dadurch gekennzeichnet, dass das Trennelement (31) des Hydrospeichers mit einem Steuerglied (57) des das Steuerventil (51) betätigenden Kippsprungwerkes (53,55) gekuppelt ist.
- 14. Antriebsvorrichtung nach einem der Ansprüche 1 bis 13, dadurch gekennzeichnet, dass als Hydrospeicher ein Membranspeicher (29) vorgesehen ist.
- 15. Antriebsvorrichtung nach den Ansprüchen 13 und 14, dadurch gekennzeichnet, dass eine an der Membran (31) des Membranspeichers (29) anliegende Druckplatte (37) vorgesehen ist, die mit dem Steuerglied (57) des Kippsprungwerkes (53,55) gekuppelt ist.
- 16. Antriebsvorrichtung nach Anspruch 15, dadurch gekennzeichnet, dass das Kippsprungwerk (53,55) und das Steuerventil (51) im zweiten Speicherraum (35) des Membranspeichers (29) untergebracht sind.

Zusammenfassung

- 1. Hydromechanische Antriebsvorrichtung
- 2. Eine hydromechanische Antriebsvorrichtung, um für den Betrieb von Bandfiltereinrichtungen Vorschubbewegungen des bandförmigen Filtermaterials in Abhängigkeit von dem in dem zu filternden Fluid herrschenden Druck zu erzeugen, weist auf:
- einen Hydrospeicher 29 mit einem einen ersten 33 und einen zweiten Speicherraum 35 trennenden, beweglichen Trennelement 31, das auf seiner an den ersten Speicherraum 33 angrenzenden Seite mit dem darin herrschenden Druck des zu filternden Fluids beaufschlagbar ist,
- eine eine Bewegung des Trennelementes 31 in die Vorschubbewegung
 umsetzende Mechanik 17 und
 - eine Drucksteuereinrichtung 47,49,51, um in dem zweiten Speicherraum 35 in Abhängigkeit von der Höhe des Druckes und/oder des Verschmutzungsgrades des zu filternden Fluides einen demgegenüber niedrigeren, die Bewegung des Trennelementes 31 bewirkenden Druck zu erzeugen.
 - 3. Fig. 1.

20

5

